

12 **EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG**

21 Anmeldenummer: 81106937.6

51 Int. Cl.³: B 62 M 9/12

22 Anmeldetag: 04.09.81

30 Priorität: 17.09.80 CH 6938/80

43 Veröffentlichungstag der Anmeldung:
24.03.82 Patentblatt 82/12

64 Benannte Vertragsstaaten:
AT BE DE FR GB IT NL SE

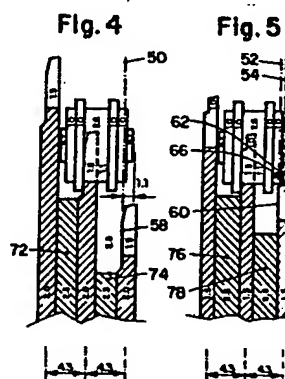
71 Anmelder: Krampera, Jiri
Bertastrasse 34
CH-8003 Zürich(CH)

72 Erfinder: Krampera, Jiri
Bertastrasse 34
CH-8003 Zürich(CH)

74 Vertreter: Quehl, Horst Max
c/o EGLI PATENTANWÄLTE Horneggstrasse 4
CH-8008 Zürich(CH)

54 **Fahrrad mit einer Kettenschaltung.**

57 Das Fahrrad hat am angetriebenen Zahnkranksatz eine grössere Anzahl von Zahnkränzen als bisher üblich war. Dies wird erreicht durch Verringerung des Abstandes zwischen benachbarten Zahnkränzen bei unveränderter Kettenbreite, so dass sich ein asymmetrischer Ketteneingriff ergibt. Der dadurch vorhandene seitliche Ueberstand der Kette über den angrenzenden kleineren Zahnkranz ist entweder durch eine ausreichende Durchmesserdiffferenz zwischen benachbarten Zahnkränzen (Fig. 4) oder eine seitliche Aussparung der Zahnkränze möglich (Fig. 5).



EP 0 047 927 A2

Fahrrad mit einer Kettenschaltung

Die Erfindung betrifft ein Fahrrad mit einer Kettenschaltung, deren am angetriebenen Rad befestigter Satz von Zahnkränzen mindestens sechs Zahnkränze aufweist und mit mindestens einem antreibenden Zahnkranz.

5

Bei der Konstruktion von Kettenschaltungen für Fahrräder besteht seit langem das Bestreben, möglichst viele Schaltstufen sowie einen möglichst grossen Gesamtübersetzungsbereich zu erzielen. Fortschritte konnten dabei durch

10 Vergrösserung der Anzahl der angetriebenen Zahnkränze erreicht werden. Dies ist möglich durch die Verwendung von schmalen Ketten und der damit möglichen engeren Anordnung der Zahnkränze, sowie durch die Verbreiterung des Raumes für die Anordnung des angetriebenen Zahnkranz-

15 satzes. Letztere Massnahme führt jedoch zu einer weiteren Vergrösserung der unerwünschten Asymmetrie der Radausspeichung. Mehr als ein antreibender Zahnkranz bringt zwar eine weitere Vergrösserung der Anzahl der möglichen Schaltstufen, jedoch ist die praktisch nutzbare Vergrös-

20 serung wesentlich kleiner als allgemein erwartet wird, da sich zahlreiche Gänge überdecken und ausserdem aufgrund des maximal zulässigen Schräglaufes der Kette bestimmte Zahnkranzkombinationen nicht anwendbar sind. Anhand von Schaltdiagrammen ist es nachweisbar, dass z.B.

25 bei einem Rennfahrrad mit einer üblichen engen Abstufung

der hinteren Zahnkränze und zwei vorderen Zahnkränzen mit 52 und 42 Zähnen der Gesamtübersetzungsbereich 1,24mal grösser ist als bei Verwendung eines einzelnen vorderen Zahnkranzes und dass damit drei brauchbare Gänge gewonnen werden. Beim Rennfahrrad ist somit die Verwendung von zwei vorderen Zahnkränzen sinnvoll.

Verwendet man jedoch an einem Tourenrad ebenfalls zwei vordere Zahnkränze mit 52 und 42 Zähnen und einen hinteren Zahnkranzsatz mit üblichen Schritten von Gang zu Gang um ca. 1,2, vergrössert man damit den Gesamtübersetzungsbereich zwar ebenfalls 1,24mal, gewinnt aber dadurch nur einen einzigen brauchbaren Gang. Dieselbe Verbesserung kann jedoch auch durch die Verwendung eines einzigen zusätzlichen hinteren Zahnkranzes erzielt werden. Somit kann auf den zweiten vorderen Zahnkranz und damit auf die ganze vordere Schaltung verzichtet werden.

Der vorliegenden Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, am angetriebenen Zahnkranzsatz eine grössere Zahl von Zahnkränzen vorzusehen, als aufgrund bisheriger konstruktiver Massnahmen möglich war, so dass selbst bei Verwendung von nur einem antreibenden Zahnkranz eine ausreichende Anzahl von Gängen und ein genügend grosser Gesamtübersetzungsbereich zur Verfügung steht, durch den auch untrainierte Radfahrer sehr grosse und lange Strassensteigungen ohne Ueberanstrengung bewältigen können.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäss dadurch gelöst, dass der Abstand von einer Zahnkranzseitenfläche zur Radialebene der Zahnseitenfläche eines übernächsten kleineren Zahnkranzes kleiner ist als die grösste Breite der Kette einschliesslich eines erforderlichen Seitenspiels der Kette. Aufgrund dieser Massnahme ist es möglich, einander

benachbarte Zahnkränze näher aneinander zu montieren, während der Fachmann bisher annahm, dass die Kette in jedem Fall zwischen zwei Zahnkränze hineinpassen muss, zwischen denen sich der Zahnkranz befindet, mit dem sie
5 sich in Eingriff befindet. Es wurde jedoch erkannt, dass dieser Grundsatz nur bei Rennfahrrädern eingehalten werden muss, wo kleine Durchmesserunterschiede zwischen benachbarten Zahnkränzen vorkommen. Bei Sport- und Tourenfahrrädern, wo diese Unterschiede grösser sind, kann je-
10 doch folgende erfindungsgemässe Massnahme angewendet werden. Die Kette wird durch Anlaufen an die Zahnkranzseitenfläche des angrenzenden grösseren Zahnkranzes seitlich in Richtung der kleineren Zahnkränze auf dem Zahnkranz verschoben, mit dem sie sich in Eingriff befindet,
15 so dass die Zähne, bezogen auf die Kette, axial versetzt in die Kettenglieder eingreifen, wie im folgenden noch anhand der Zeichnung näher erläutert wird. Falls benachbarte Zahnkränze einen genügend grossen Durchmesserunterschied aufweisen, so überragt ein Teil der Kette aufgrund
20 der erfindungsgemässen Massnahme einen Teil der Breite des angrenzenden kleineren Zahnkranzes.

Eine weitere Verschmälerung des hinteren Satzes von Zahnkränzen wird möglich, indem die grösseren Zahnkränze im
25 Bereich ihres Kontaktes mit der Kette schmaler ausgeführt werden als in ihrem inneren radialen Bereich. Die Ausführbarkeit einer solchen Massnahme ohne einen vorzeitigen Verschleiss der Kette oder Zähne ergibt sich dadurch, dass bei den grösseren Zahnkränzen die Belastung sich
30 auf eine entsprechend grössere Anzahl von im Eingriff befindlichen Zähnen verteilt und ausserdem diese sogenannten Berggänge weniger benutzt werden als die Gänge im Bereich des Normalganges entsprechend einer zurückgelegten Distanz des Fahrrades von ca. 4,50 bis 5,70 m bei
35 einer Kurbelumdrehung.

Um auch bei einer kleineren Durchmesserdiffere-
benachbarten Zahnkränzen die erfindungsgemässen Massnah-
men verwirklichen zu können, kann an der einem grösseren
Zahnkranz zugekehrten Seite der Zahnkränze im oberen Be-
reich der Zähne eine Ausnehmung vorgesehen sein, die Raum
5 schafft für die erwähnte seitliche Verschiebung der Kette
in Richtung zu dem angrenzenden kleineren Zahnkranz.

Aufgrund üblicher Herstellungsverfahren kommt es vor allem
10 bei grösseren Zahnkränzen oft zu grösseren Abweichungen
aus der Ebene des Zahnrades durch Verwerfungen, so dass
sich aufgrund der somit erforderlichen Toleranzen eine
grössere effektive Breite des Zahnrades ergeben würde als
erwünscht ist. Zur Vermeidung dieses Nachteils wird ge-
15 mäss einer weiteren Ausgestaltung der Erfindung zumindest
zwischen den grösseren Zahnkränzen des angetriebenen
Zahnkranzsatzes jeweils ein Zwischenring angeordnet,
dessen äusserer Durchmesser so gross gewählt ist, dass ein
Kontakt mit den Laschen der Kette im Bereich der Zahn-
20 wurzeln gerade vermieden wird. Durch diese Zwischenringe
ergibt sich eine seitliche Abstützung der in axialer
Richtung miteinander verspannten Zahnkränze und damit
eine geringere seitliche Massabweichung der Zahnkränze
aus ihrer Ebene bzw. eine Verschmälerung des durch Zwi-
25 schenringe eingespannten Zahnkranzes. Dies führt wiederum
zu einer Verschmälerung des gesamten Zahnkranzsatzes.

Da aufgrund der vorliegenden Erfindung der angetriebene
Zahnkranzsatz mehr Zahnräder aufweisen kann als bisher
30 realisierbar war, kann die Zahl der antreibenden, tret-
lagerseitigen Zahnkränze auf einen Zahnkranz beschränkt
werden. Dies gilt zumindest für Tourenfahräder, d.h. für
Fahrräder, die nicht spezielle Rennfahräder darstellen.
Die Verwendung nur eines antreibenden Zahnkranzes hat
35 zahlreiche Vorteile. Z.B. ist es bei einem grossen Ueber-

setzungsbereich nicht erforderlich, eine sogenannte Lang-
armschaltvorrichtung zu verwenden. Weiterhin kann die
Kette auf einfachere Weise mit einem Kettenschutz ver-
sehen werden. Selbstverständlich ergibt sich auch eine
5 leichter bedienbare, weniger störanfällige und billigere
Schalteinrichtung des Fahrrades, da der vordere zweite
Zahnkranz und damit die vordere Schaltung wegfallen. Ein
besonders grosser und schmaler Zahnkranzsatz lässt sich
aufgrund der vorliegenden Erfindung auch durch Verwendung
10 der erwähnten Zwischenringe verwirklichen. Weiterhin kann
der grösste Zahnkranz und damit der ganze Zahnkranzsatz
näher an die Radspeichen herangerückt werden unter Bean-
spruchung lediglich eines bisher nicht genutzten Raumes
zwischen den Speichen und der Anschlagenebene des Zahnrad-
15 satzes an dem Leerlaufkörper. Dieser Raum ergibt sich
durch die Neigung der Speichen vom Nabenflansch weg in
Richtung Felge. Seine nutzbare Breite, die bekanntlich
durch den für die Kettenschaltvorrichtung erforderlichen
Raum bestimmt ist, vergrössert sich linear mit zunehmen-
20 der Zähnezahl des grössten Zahnkranzes.

Eine grössere Annäherung des grössten Zahnkranzes an die
Speichen kann auf verschiedene Weise erzielt werden. Es
sind erstens Massnahmen an den Zahnkränzen unter Beibe-
25 haltung der heute üblichen Naben-Leerlaufkörperkombina-
tionen vorgesehen. So kann z.B. der grösste Zahnkranz
ringförmig gestaltet und an dem Zahnkranzblatt des nächst-
kleineren Zahnkranzes befestigt werden, oder es kann das
Blatt des grössten Zahnkranzes z.B. durch Auswölbung so
30 gestaltet werden, dass sich sein radial innerer Bereich
in einer zur Ebene der Zähne axial versetzten Ebene be-
findet. Es ist zweitens möglich, die Anschlagfläche für
den grössten Zahnkranz am Leerlaufkörper in Richtung zu
den Speichen zu versetzen. Selbstverständlich sind
35 drittens noch ver-

schiedene weitere Massnahmen zur Versetzung des ganzen äusseren, den Zahnkranzsatz tragenden Teiles des Leerlaufkörpers möglich. Dies kann geschehen z.B. durch eine axiale Versetzung der Anschlagfläche des inneren, an der 5 Hinterradnabe angeschraubten Teiles des Leerlaufkörpers oder der Gegenanschlagfläche an der Nabe selbst. Dieselbe Wirkung kann auch durch eine gegenseitige axiale Versetzung des äusseren drehbaren Teiles des Leerlaufkörpers gegenüber dem inneren Teil desselben z.B. durch eine 10 axiale Versetzung der Kugellagerflächen zwischen den beiden Teilen erzielt werden.

Da aufgrund der vorliegenden Erfindung ein angetriebener Zahnkranzsatz verwirklicht werden kann, der eine grössere 15 Breite und mehr Zahnkränze aufweist als bisher möglich war, ergibt sich beim grössten und kleinsten Gang ein entsprechend grosser Schräglauf der Kette vom antreibenden Zahnkranz aus. Bisher war es üblich, den antreibenden Zahnkranz relativ zu dem angetriebenen Zahnkranzsatz so 20 anzuordnen, dass die Ebene des vorderen Zahnkranzes, welche mit der Rahmenmittelebene parallel ist, den hinteren Zahnkranzsatz in der Mitte schneidet. Gemäss einem weiteren Vorschlag teilt diese Ebene den angetriebenen bzw. hinteren Zahnkranzsatz in zwei ungleiche Teile, wo- 25 bei sich der grössere Teil auf der Seite der grösseren Zahnkränze befindet. Auf diese Weise wird erreicht, dass die Kette zu den kleineren Zahnkränzen einen geringeren Schräglauf hat. Dies ist von Vorteil, da erkannt wurde, dass bei der bisher üblichen Anordnung der Kettenschrag- 30 lauf an den kleineren Zahnkränzen zu einer wesentlich stärkeren Beanspruchung der Kette auf Biegung führt als an den grösseren Zahnkränzen. Bei der Verwendung von mehr als einem antreibenden Zahnkranz teilt entsprechend die Mittelebene von mehreren antreibenden Zahnkränzen den 35 angetriebenen Zahnkranzsatz in zwei ungleiche Teile. Da

bei zweckmässigen Gangsprüngen zwischen benachbarten Zahnkränzen und einer Anordnung von sieben und mehr Zahnkränzen im angetriebenen Zahnkranzsatz mehr grosse als kleine Zahnräder verwendet werden, die vom Normalgang abweichen, 5 ergibt sich dabei auf vorteilhafte Weise die Anordnung des Zahnkranzes für den Normalgang in der Nähe der erwähnten Ebene und somit ist bei dem am meisten benutzten Zahnkranz kein Kettenschräglauf vorhanden, der zu einer erhöhten Beanspruchung führen würde. Die ungleiche Auf- 10 teilung des hinteren Zahnkranzsatzes durch die erwähnte Ebene bzw. eine gerade von dem antreibenden Zahnkranz ausgehende Kettenlinie wirkt sich auch besonders vorteilhaft aus an einem erfindungsgemässen Zahnkranzsatz, bei dem der Abstand zwischen den Zahnkränzen geringer ist, 15 als bisher für möglich gehalten wurde. Der somit erzielbare geringere Schräglauf an den kleineren Zahnkränzen reduziert die Gefahr, dass insbesondere bei einer grösseren Durchmesserdivergenz zwischen benachbarten Zahnkränzen die Kette in Kontakt mit dem angrenzenden grösseren Zahnkranz gelangt. Bei den grösseren Zahnkränzen hin- 20 gegen läuft die Kette aufgrund des Schräglaufes ohnehin von dem nächstgrösseren Zahnkranz weg, so dass ein Kontakt mit einem angrenzenden grösseren Zahnkranz aufgrund des Schräglaufes nicht möglich ist.

25

Eine vorteilhafte Anwendung der Erfindung besteht darin, dass an einem Tourenfahrrad, welches nur einen antreibenden Zahnkranz aufweist, mindestens sieben angetriebene Zahnkränze und ein Uebersetzungsbereich von mindestens 2,72 vor- 30 handen sind. Dabei ist eine Gangabstufung ohne zu grosse und ebenso ohne kaum wahrnehmbar unnötig kleine Sprünge zwischen benachbarten Gängen möglich. Bisher bekannte Tourenfahrräder mit einem antreibenden Zahnkranz haben höchstens sechs angetriebene Zahnkränze mit einem Ueber- 35 setzungsbereich von höchstens 2,62 entsprechend einem

grössten Zahnkranz von 34 Zähnen und einem kleinsten von 13 Zähnen. Es wurde errechnet und ist praktisch beweisbar, dass ein Tourenfahrrad zur Bewältigung auch grösserer Steigungen einen Uebersetzungsbereich um 3 haben
5 muss. Weiter wurde erkannt, dass vorteilhaft die Uebersetzungssprünge zwischen den kleinen Zahnkränzen zu wählen sind als zwischen den grossen Zahnkränzen, so dass die Sprünge im schnellen und mittleren Bereich der Gänge ungefähr 1,15 und im langsamen Bereich der Gänge
10 bis zu ungefähr 1,23 betragen. Weiterhin sollten die Uebersetzungssprünge im Bereich des Normalganges am kleinsten sein, da die Gänge in diesem Bereich am häufigsten benutzt werden und hier grössere Gangdifferenzen stärker empfunden werden. Der Sprung zwischen dem schnell-
15 sten und dem zweitschnellsten Gang kann hingegen wieder etwas grösser gewählt werden, sobald der schnellste Gang so schnell ausgelegt ist, dass er nur für Bergabwärtsfahrt geeignet ist.

20 Es wird z.B. bei einem antreibenden Zahnkranz mit 38 Zähnen für einen 8-fachen angetriebenen Zahnkranzsatz eine Grössenfolge der Zahnkränze von 11, 13, 15, 17, 20, 24, 28 und 34 vorgeschlagen. Hierbei liegt der grösste Sprung von 1,21 zwischen den Zahnkränzen mit 28 und 34
25 Zähnen, also im langsamen Bereich. Der kleinste Sprung von 1,13 ist jedoch zwischen den Zahnkränzen mit 15 und 17 Zähnen zu finden, d.h. also im Bereich des Normalganges. Es ergibt sich ein Gesamtübersetzungsbereich von 3,09 bei 8 Gängen.

30

Entsprechend dem Stand der Technik lässt sich ein ungefähr gleichgrosser Gesamtübersetzungsbereich mit einem grössten Sprung von 1,21 am Hinterrad nur durch Verwendung von mehr als einem antreibenden vorderen Zahnkranz
35 verwirklichen. Bei Verwendung eines 6-fachen Zahnkranz-

satzes mit Zahnkränzen von 14, 17, 20, 24, 28 und 34
Zähnen und von zwei antreibenden Zahnkränzen mit 48 und
38 Zähnen ergibt sich ein Gesamtübersetzungsbereich von
3,06. Aus einem Schaltungsdiagramm ergibt sich, dass
5 sich die Grösse der Sprünge am Hinterrad zwischen 1,17
und 1,21 bewegt und dass die Anzahl der wirklich nutz-
baren Gänge nur 7 beträgt. Entsprechend sind im middle-
ren Bereich der Gänge grössere Uebersetzungssprünge vor-
handen als beim vorherigen Beispiel und ein grösster un-
10 angenehmer Sprung zwischen den antreibenden Zahnkränzen
von 1,26. Weiterhin ist es entsprechend dem Stand der
Technik nachteilig, dass von den 7 wirklichen Gängen
5 Gänge durch Ueberdeckung zweimal vorhanden sind und
davon zwei Gänge aufgrund eines zu grossen Schräglaufes
15 der Kette unbrauchbar sind. Die drei sich überdeckenden
Gänge, d.h. Gänge, die ungefähr einer gleichgrossen zu-
rückgelegten Strecke des Fahrrades bei einer Kurbelum-
drehung entsprechen, aber mit verschiedenen Zahnkranz-
kombinationen erzielt werden, liegen so nahe beieinan-
20 der, dass es sich nicht lohnt, zwei solche Gänge nach-
einander zu schalten. Dazu wären zwei gleichzeitige
Schaltvorgänge notwendig, einer an der vorderen und einer
an der hinteren Schaltung. Die somit erzielbaren Sprünge
würden sich im Bereich um 1,05 bewegen, wären also klei-
25 ner als die Sprünge an einem Rennfahrrad und darum für
einen Tourenfahrer ohne Bedeutung. Bei der zuvor beschrie-
benen Zahnkranzkombination muss ausserdem eine hintere
Schaltvorrichtung mit einer Kapazität von 30 Zähnen ver-
wendet werden und somit eine sogenannte Langarmkonstruk-
30 tion, die leichter beschädigt werden kann. Bei einer
Langarmkonstruktion sind die Spannrollen des üblichen
Schaltmechanismus weiter voneinander entfernt, um grössere
Unterschiede in der erforderlichen Kettenlänge ver-
arbeiten zu können. Schliesslich erfordert die Benutzung

einer sogenannten Zwölf-Gangschaltung mit jedoch tatsächlich nur sieben Gängen, welche zwei separate Schaltungsvorrichtungen aufweist, eine erhöhte Geschicklichkeit und beansprucht die Aufmerksamkeit des Fahrers beim
5 Schalten, so dass sich eine erhöhte Unfallgefahr ergibt.

Im folgenden wird die Erfindung anhand der Zeichnungen näher erläutert. Es zeigen:

10 Fig. 1 eine vereinfachte Darstellung eines die Ketten-
schaltung aufweisenden Teiles eines Fahrrades
von oben,

Fig. 2 einen Teil des halben Radialschnittes eines im
15 Eingriff mit der Kette befindlichen Teiles eines
Zahnkranzsatzes entsprechend dem Stand der
Technik,

Fig. 3 - 5 Darstellungen entsprechend Fig. 2 von drei
20 verschiedenen erfindungsgemässen Ausführungsfor-
men eines Zahnkranzsatzes, und

Fig. 6 - 8 je einen halben Radialschnitt durch einen
erfindungsgemässen Zahnkranzsatz, wobei in Fig. 8
25 der Bereich der kleineren Zahnkränze abgeschnit-
ten dargestellt ist.

Die Fig. 1 veranschaulicht die allgemein bekannte Anord-
nung eines angetriebenen Zahnkranzsatzes 2 an der Nabe 4
30 des nicht dargestellten Hinterrades eines Fahrrades mit
einer Kettenschaltung. An der Kurbelwelle 6 ist ein
treibender Zahnkranz 8 befestigt. Die gerade Kettenlinie
zwischen dem antreibenden Zahnkranz 8 und dem angetrie-
benen Zahnkranzsatz 2 ist durch eine Strichpunktlinie 10

angedeutet, die parallel zur Rahmenmittelebene verläuft. Gemäss einer vorteilhaften Ausführungsform der Erfindung teilt diese Kettenlinie 10 den angetriebenen Zahnkranz-
satz 2 in einen grösseren Teil A_1 auf der Seite der grösseren Zahnkränze und einen kleineren Teil A_2 auf der
Seite der kleineren Zahnkränze. Ausserdem ist die Kettenlinie 10 ungefähr auf den vierten Zahnkranz 12 eines Zahnkranzsatzes mit 8 Zahnkränzen gerichtet, gezählt ausgehend von dem kleinsten Zahnkranz 14.

10

Aus der Schnittdarstellung eines Teiles eines Zahnkranzsatzes entsprechend dem Stand der Technik in Fig. 2 ist zu sehen, dass bisher der Abstand zwischen einem Zahnkranz 16 und einem übernächsten Zahnkranz 18 durch die
grösste Breite der Kette 20 bestimmt ist zusätzlich eines
notwendigen Spiels 22, um einen klemmungsfreien Lauf der Kette zu ermöglichen. Die grösste Breite der Kette entspricht dem Abstand zwischen den beiden Endflächen 24, 26 der Bolzen 30 der Kette. Der sich im Eingriff mit der
Kette 20 befindende Zahnkranz 32 befindet sich genau in der Mitte zwischen diesen Zahnkränzen 16 und 18, indem zwischen den Zahnkränzen 16, 32 und 32, 18 Distanzringe 34, 36 gleicher Breite eingesetzt sind. Die bisherige Dimensionierung geht somit von der Vorstellung
aus, dass sich die Zähne 38 der Zahnkränze in symmetrischem Eingriff mit der Kette, bezogen auf ihre Querausdehnung, befinden, wie in Fig. 2 für den mittleren Kettenkranz durch Strichlinien angedeutet ist. In der Darstellung sind die verschiedenen Breiten, d.h. der Zahnkränze, der Distanzringe, des Bolzenüberstandes, der Kettenlaschen 39, 40 und der Kettenhülse 42, durch
Ziffern angegeben, die auf einen Zehntelmillimeter genau die Breite in Millimetern angeben. Die Darstellungen der Fig. 3 bis 5 entsprechen derjenigen der Fig. 2, so
dass für sich entsprechende Teile die Bezugsziffern weg-

gelassen wurden. Die in den Fig. 3 bis 5 eingetragenen Ziffern für die Breitenmasse zeigen im Vergleich zu denjenigen der Fig. 2 deutlich, in welchem Masse durch die erfindungsgemässen Massnahmen ein geringerer Platzbedarf für eine bestimmte Anzahl von Zahnkränzen erzielt wird. Dabei wurde in den Fig. 3 und 4 von einer gleichen Breite des Blatteiles 44 der Zahnkränze ausgegangen und in allen Figuren von einer gleichen Breite der Kette 20.

- 10 Aus den Darstellungen der Fig. 3 bis 5 kann entnommen werden, dass der Abstand von einer Zahnkranzseitenfläche 46 zur Radialebene 48, 50, 52 bzw. 54 der radial äussersten Zahnseitenfläche 56, 58, 60 bzw. 62 eines übernächsten kleineren Zahnkranzes kleiner ist als die grösste
- 15 Breite der Kette einschliesslich ihres Spiels 22 zum seitlich an die Kette angrenzenden Zahnkranz 16, wie es der Definition der vorliegenden Erfindung entspricht. Bei den Ausführungsbeispielen der Fig. 3 und 4 ist dieses Grössenverhältnis dadurch verwirklicht, dass einander
- 20 benachbarte Zahnkränze, z.B. 32 und 18, einen Durchmesserunterschied entsprechend einem Unterschied von z.B. vier Zähnen am Umfang bei der üblichen Zahnteilung aufweisen. Entsprechend überragt ein Teil der Kette, der sich zwischen der Stirnfläche 26 des Kettenbolzens und der Radialebene 48 bzw. 50 befindet, in axialer Richtung den kleineren Zahnkranz 18. Dies ergibt sich durch den asymmetrischen Eingriff der Zähne des Zahnkranzes 32 in die Kette, wie durch die Strichliniendarstellung dieser Zähne in den Fig. 3 und 4 veranschaulicht ist. Die erzielte Ver-
- 30 kürzung der für die Anordnung der Zahnkränze erforderlichen axialen Länge zwischen einem Zahnkranz 16 und dem übernächsten Zahnkranz 18 entspricht im Beispiel nach Fig. 3 0,6 mm und im Beispiel nach Fig. 4 1,1 mm, wie den in den Figuren eingetragenen Massangaben zu entnehmen
- 35 ist.

Im Ausführungsbeispiel nach Fig. 4 ergibt sich eine weitere axiale Verkürzung zwischen benachbarten Zahnkränzen auf 4,3 mm anstatt von 4,8 mm des Ausführungsbeispiels nach Fig. 3, indem die Zahnkränze im Bereich ihres Kontaktes mit der Kette entsprechend der Zahnseitenfläche 58 schmaler ausgeführt sind, d.h. 1,5 mm statt 2 mm breit. Entsprechend dieser Verschmälerung im radial äusseren Zahnkranzbereich kann der nächstkleinere Zahnkranz näher an den angrenzenden grösseren Zahnkranz herangerückt werden. Dies wird beispielsweise durch Verwendung eines entsprechend schmaleren Zwischenringes mit einer Breite von 2,3 mm statt 2,8 mm des Ausführungsbeispiels nach Fig. 3 möglich.

Es versteht sich, dass die Verschmälerung der Zahnkränze von 2 auf 1,5 mm in den Ausführungsbeispielen nach Fig. 4 und 5 den ganzen Zahnkranz umfassen kann, indem entsprechend in ihrer Breite dimensionierte Zwischenringe 76, 78 verwendet werden (Fig. 5).

20

Fig. 5 zeigt ein Ausführungsbeispiel, bei dem die Durchmesserdiffferenz zwischen benachbarten Zahnkränzen nur zwei Zähnen entspricht. Um dennoch einen geringeren Abstand zwischen einem Zahnkranz und einem übernächsten Zahnkranz verwirklichen zu können, als der Breite der Kette einschliesslich des notwendigen seitlichen Spiels auf beiden Kettenseiten entspricht, ist im Bereich der Zahnspitzen auf der dem nächstgrösseren Zahnkranz zugekehrten Seite eine Ausnehmung 66 eingearbeitet. Diese Ausnehmung erstreckt sich nur über einen verhältnismässig kurzen Teil der Zahnhöhe und führt deshalb praktisch nicht zu einer höheren Belastung der Zähne oder der Kette als beim Ausführungsbeispiel der Fig. 4. Die Grösse der Ausnehmung ist durch die Abmessungen der Ketten-

lasche 39 bestimmt, wie sich aus der Darstellung in Fig. 5 ergibt.

Die Ausführungsbeispiele der Fig. 3 bis 5 zeigen weiter-
5 hin Zwischen- bzw. Distanzringe 68, 70; 72, 74 und 76,
78, die im Unterschied zu den üblichen Distanzringen 34,
36 mit verhältnismässig kleinem Durchmesser einen grösst-
möglichen Durchmesser unter Berücksichtigung eines aus-
reichenden radialen Spiels 80 zwischen dem äusseren Um-
10 fang der Zwischenringe und den Kettenlaschen 40 aufwei-
sen. Durch diese Dimensionierung der Zwischenringe er-
gibt sich eine höhere Präzision der Zahnräder entspre-
chend ihrer möglichst genauen Anordnung in Radialebenen.
Durch diese seitliche Abstützung der Zahnkränze lassen
15 sich die vorkommenden herstellungsbedingten Krümmungen
der Zahnkränze ungefähr auf ein Drittel reduzieren, was
zur effektiven Verschmälerung des ganzen Zahnkranzsatzes
führt.

20 Die Fig. 6 bis 8 veranschaulichen konstruktive Massnah-
men für die Anordnung mindestens eines zusätzlichen, be-
sonders grossen Zahnkranzes 82, 84, 86 unter Ausnutzung
des sich durch die Neigung der Radspeichen 88 ergebenden
Abstandes 90 zwischen den Speichen und dem Verzahnungs-
25 bereich des grössten Zahnkranzes. Dabei kann ein grösster
Zahnkranz so weit an die Speichen herangerückt werden,
wie es für den Eingriff einer Kettenschaltvorrichtung
ohne die Gefahr eines Kontaktes mit den Speichen möglich
ist. Die Distanz D zwischen der radial äussersten, den
30 Speichen zugekehrten Radialebene im Bereich der Zahn-
wurzeln des grössten Zahnkranzes und dem zahnkranzseiti-
gen Nabenflansch an der Stelle der Speichenlöcher ist
kleiner als 4 mm, im Unterschied zu einer bisher bekann-
ten Distanz von 6 bis 4,5 mm. Im Beispiel nach Fig. 6
35 ist ein ringförmiger Zahnkranz 82, der nicht bis an den

genuteten Leerlaufkörper 92 heranreicht, durch Niete 94 bei Zwischenlage eines Distanzringes 96 mit dem nächstkleineren Zahnkranz 98 fest verbunden. Es versteht sich, dass eine feste Verbindung auch durch mehrere Schrauben 5 statt Nieten oder durch Verschrauben der beiden grössten Zahnkränze 82, 98 mittels eines mit dem zweitgrössten Zahnkranz 98 verbundenen Gewinderings mit Linksgewinde oder durch Herstellung der grössten Zahnkränze 82, 98 aus einem Stück möglich wäre. Die Anschlagfläche 93 auf 10 dem Leerlaufkörper 92, deren Lage durch die heute üblichen kleineren Zahnkränze gegeben ist, wird dabei nicht verändert.

Fig. 7 zeigt ein Ausführungsbeispiel, in dem eine Heran- 15 führung des grössten Zahnkranzes 86 in axialer Richtung an die Speichen 88 sich hierbei durch eine axiale Versetzung 110 ergibt, durch die der auf den Leerlaufkörper 92 aufgesteckte, radial innere Teil 112 des Zahnkranzes 86 trotz der Position des radial äusseren Zahnkranzteiles 20 114 direkt von dem Leerlaufkörper 92 getragen sein kann. Wie im Beispiel nach Fig. 6 kann auch hier die Anschlagfläche 93 auf dem Leerlaufkörper 92 unverändert bleiben. Es versteht sich, dass bei Verlagerung der axialen Versetzung radial nach aussen der dargestellte Zwischenring 25 überflüssig wird.

Im Beispiel nach Fig. 8 ist die Anschlagfläche 104 auf dem Leerlaufkörper 100 in Richtung der Speichen verschoben, indem der Abstand zwischen dem die Speichen 88 30 tragenden Nabenflansch 102, bezogen auf die Stelle seiner Speichenlöcher, und der Anschlagfläche 104 verringert wurde. Durch diese Verschiebung der Anschlagfläche 104 des den Zahnkranzsatz 106 aufnehmenden Leerlaufkörpers 100 kann der grösste Zahnkranz 84 näher an die Radspei- 35 chen 88 herangerückt werden, als es bisher möglich war,

da die heute verwendeten grössten Zahnkränze meistens einen kleineren Durchmesser haben.

Aus der vorangehenden Beschreibung wird deutlich, dass
5 aufgrund der verschiedenen erläuterten Ausführungsformen,
die einzeln oder auch in Kombination miteinander anwend-
bar sind, sich ein Fahrrad verwirklichen lässt, das für
eine gegebene maximale Kettenbreite eine grössere Anzahl
von Zahnkränzen am angetriebenen Zahnkranzsatz aufweist.
10 Auf vorteilhafte Weise kann auf einen zweiten antreiben-
den Zahnkranz verzichtet werden, so dass die tatsächlich
zur Verfügung stehenden Schaltstufen offensichtlich wer-
den und sich auch eine wesentlich einfachere Bedienung
ergibt. Dabei lässt sich ein ausreichend grosser Ueber-
15 setzungsbereich mit genügend Gängen verwirklichen, so
dass auch weniger leistungsfähige Fahrer ohne grössere
Mühe in sitzender Position grösste übliche Strassenstei-
gungen bewältigen können und für jede Situation einen
passenden Gang zur Verfügung haben. Es versteht sich,
20 dass die maximale Anzahl der am angetriebenen Zahnkranz-
satz möglichen Zahnkränze auch durch die Breite der Kette
bestimmt ist. Durch die Erfindung ist es deshalb auch
möglich, eine breitere Kette für eine Zahnkranzzahl zu
verwenden, die aufgrund des Standes der Technik nur mit
25 schmaleren und daher weniger dauerhaften Ketten verwirk-
licht werden konnte.

P a t e n t a n s p r ü c h e

1. Fahrrad mit einer Kettenschaltung, deren am angetriebenen Rad befestigter Satz (2) von Zahnkränzen mindestens sechs Zahnkränze aufweist und mit mindestens einem antreibenden Zahnkranz (8), dadurch gekennzeichnet, dass der
5 Abstand von einer Zahnkranzseitenfläche (46) zur Radialebene (48, 50, 52, 54) der Zahnseitenfläche eines übernächsten kleineren Zahnkranzes zumindest zwischen den grösseren Zahnkränzen kleiner ist als die grösste Breite der Kette (20) einschliesslich eines erforderlichen
10 Seitenspiels der Kette (Fig. 3, 4, 5).
2. Fahrrad nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass mindestens ein Zahnkranz im Bereich seines Kontaktes mit der Kette in axialer Richtung schmaler ausgeführt ist als
15 in seinem dazu radial inneren Bereich (Fig. 4).
3. Fahrrad nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, dass ein Zahnkranz, der sich mit der im Eingriff mit dem nächstgrösseren Zahnkranz befindlichen Kette in radialen Richtung teilweise überdeckt, im Bereich seiner
20 Zähne eine Ausnehmung (66) aufweist, in die die Kette mit Spiel eingreift (Fig. 5).
4. Fahrrad mit einer Kettenschaltung, dadurch gekennzeichnet, dass zumindest zwischen den grösseren Zahnkränzen des angetriebenen Zahnkranzsatzes jeweils ein
25 Zwischenring (68, 70, 72, 74, 76, 78) angeordnet ist, dessen äusserer Durchmesser so gross gewählt ist, dass er bis an den Bereich der Zahnwurzeln des angrenzenden kleineren Zahnkranzes heranreicht (Fig. 3, 4, 5).
30

5. Fahrrad mit einer Kettenschaltung, dadurch gekennzeichnet, dass beim angetriebenen Zahnkranzsatz der Abstand (D) zwischen der radial äussersten, den Speichen zugekehrten Radialebene im Bereich der Zahnwurzeln des grössten Zahnkranzes und dem zahnkranzseitigen Nabenflansch an der Stelle der Speichenlöcher kleiner ist als 4 mm (Fig. 6, 7, 8).

6. Fahrrad nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, dass der grösste Zahnkranz (82) ringförmig so gestaltet ist, dass sein innerer Durchmesser grösser ist als der Aussendurchmesser des den Zahnkranzsatz tragenden Leerlaufkörpers (92), wobei dieser Zahnkranz (82) mit dem nächstkleineren Zahnkranz (98) in dem für den Ketteneingriff notwendigen Abstand fest verbunden ist (Fig. 6).

7. Fahrrad nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, dass das Blatt des grössten Zahnkranzes (86) einen in Richtung zu den Radspeichen axial versetzten radial äusseren Bereich (114) aufweist (Fig. 7).

8. Fahrrad nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, dass der Abstand (D) der Anschlagfläche (104) für den grössten Zahnkranz (84) am Leerlaufkörper (100) zu dem zahnkranzseitigen Nabenflansch (102) an der Stelle der Speichenlöcher kleiner ist als 4 mm (Fig. 8).

9. Fahrrad mit einer Kettenschaltung nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 8, dadurch gekennzeichnet, dass die Mittelebene (10) des antreibenden Zahnkranzes (8) oder eines antreibenden Zahnkranzsatzes den angetriebenen Zahnkranzsatz (2) in zwei ungleiche Teile teilt, wobei sich der grössere Teil (A₁) auf der Seite

der grösseren Zahnkränze befindet (Fig. 1).

10. Fahrrad mit einer Kettenschaltung nach einem oder mehreren der Ansprüche 1 bis 9, mit einem antreibenden Zahnkranz (8), dadurch gekennzeichnet, dass der angetriebene Zahnkranzsatz (2) mindestens sieben Zahnkränze aufweist und einen Uebersetzungsbereich von mindestens 2,72 umfasst (Fig. 1).

PUB-NO: EP000047927A2

DOCUMENT-IDENTIFIER: EP 47927 A2

TITLE: Bicycle with derailleur.

PUBN-DATE: March 24, 1982

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

KRAMPERA, JIRI

COUNTRY

N/A

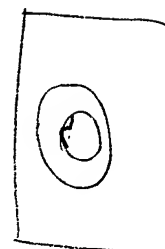
INT-CL (IPC): **B62M009/12**

EUR-CL (EPC): B62M009/10

US-CL-CURRENT: 280/238

ABSTRACT:

CHG DATE=19990617 STATUS=O>1. A bicycle with a **chain** gear, whose set (2) of **sprockets** fixed to the driven wheel has at least six **sprockets** and with at least one driving **sprocket** (8), wherein the difference of diameters between neighbouring **sprockets** corresponds to at least two **teeth**, characterized in, that at least between the larger **sprockets** the smallest distance from a **sprocket to the teeth** of the overnext smaller **sprocket** is smaller than the maximum width of the **chain, wherein the chain,** when engaging a middle **sprocket** which is placed between a larger and smaller **sprocket**, is running asymmetrical offset on said middle **sprocket** in direction to the smaller **sprocket** and is overlapping a part of the width of said smaller **sprocket**.



----- KWIC -----

Abstract Text - FPAR (1):

CHG DATE=19990617 STATUS=O>1. A bicycle with a **chain** gear, whose set (2) of **sprockets** fixed to the driven wheel has at least six **sprockets** and with at least one driving **sprocket** (8), wherein the difference of diameters between neighbouring **sprockets** corresponds to at least two **teeth**, characterized in, that at least between the larger **sprockets** the smallest distance from a **sprocket to the teeth** of the overnext smaller **sprocket** is smaller than the maximum width of the **chain, wherein the chain,** when engaging a middle **sprocket** which is placed between a larger and smaller **sprocket**, is running asymmetrical offset on said middle **sprocket** in direction to the smaller **sprocket** and is overlapping a part of the width of said smaller **sprocket**.



International Classification, Main - IPCO (1):
B62M009/12